PAT-NO:

JP02001355691A

DOCUMENT-IDENTIFIER:

JP 2001355691 A

TITLE:

CHAIN TENSIONER

PUBN-DATE:

December 26, 2001

INVENTOR - INFORMATION:

NAME

COUNTRY

YAMAMOTO, KEN MAENO, EIJI

N/A N/A

ASSIGNEE - INFORMATION:

NAME

COUNTRY

NTN CORP

N/A

APPL-NO:

JP2000178857

APPL-DATE: June 14, 2000

INT-CL (IPC): F16H007/08

ABSTRACT:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a compact chain tensioner with excellent operability and maintainability, easy to handle and manufacturable at a low cost.

SOLUTION: This chain tensioner is provided with a bottomed cylindrical housing 1, a plunger 3 incorporated slidably into an inner periphery la of the housing 1, a return spring 5 imparting outward projecting property to the plunger 3, a plurality of engagement grooves 33a to 33d formed on an outer periphery of the plunger 3, a register ring 7 engageable to the engagement

BEST AVAILABLE COPY

grooves 33a to 33d, and a check valve 6 arranged at the bottom part of the inner periphery 1a of the housing 1 and for supplying working fluid to the inner periphery 1a of the housing 1 and preventing the back flow. By engaging the register ring 7 engaged to the engagement grooves 33a to 33d to a first stopper 21 provided on the inner periphery 1a of the housing 1, retreating of the plunger 3 is regulated.

COPYRIGHT: (C) 2001, JPO

(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出願公開番号 特開2001-355691 (P2001-355691A)

(43)公開日 平成13年12月26日(2001.12.26)

(51) Int.Cl.7

識別記号

FΙ

テーマコード(参考)

F16H 7/08

F16H 7/08

Z 3J049

審査請求 未請求 請求項の数13 OL (全 10 頁)

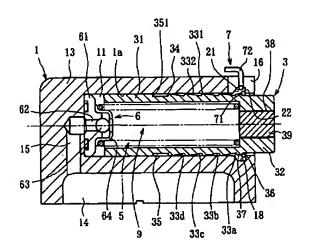
(21)出廢番号	特顏2000-178857(P2000-178857)	(71) 出額人 000102692		
		エヌティエヌ株式会社		
(22)出顧日	平成12年6月14日(2000.6.14)	大阪府大阪市西区京町堀1丁目3番17号		
		(72)発明者 山本 憲		
		静岡県磐田市東貝塚1578番地 エヌティエ		
		ヌ株式会社内		
		(72)発明者 前野 榮二		
		静岡県磐田市東貝塚1578番地 エヌティエ		
		又株式会社内		
		(74)代理人 100064584		
		弁理士 江原 省吾 (外3名)		
		Fターム(参考) 3J049 AA08 BB17 BB25 BB35 BC08		
		BD05 CA02		

(54) 【発明の名称】 チェーンテンショナ

(57)【要約】

【課題】 コンパクトで作動性やメンテナンス性に優 れ、取り扱いが容易でしかも低コストに製造できるチェ ーンテンショナを提供する。

【解決手段】 チェーンテンショナは、有底筒状のハウ ジング1と、ハウジング内周1aにスライド自在に組込 まれたプランジャ3と、そのプランジャ3に外方向への 突出性を付与するリターンスプリング5と、プランジャ 3の外周に形成された複数の係合溝33a~33dと、 係合溝と係合可能のレジスタリング7と、ハウジング内 周1aの底部に配置され、ハウジング内周1aに作動流 体を供給すると共に、その逆流を防止するチェックバル ブ6とを具備する。係合溝33a~dに係合させたレジ スタリング7を、ハウジング内周1 a に設けた第一スト ッパ21と係合させることにより、プランジャ3の後退 が規制される。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 有底筒状のハウジングと、

ハウジング内にスライド自在に組込まれ、中空部を備えるプランジャと、

プランジャの中空部内に挿入され、プランジャに外方向 への突出性を付与するリターンスプリングと、

中空部外周を含むプランジャの外周に形成された複数の係合溝と、

係合溝と係合可能のレジスタリングと、

ハウジングの底部に配置され、ハウジング内に作動流体 10 を供給すると共に、その逆流を防止するチェックバルブと、

ハウジングの内周に設けられ、係合溝に係合させたレジ スタリングとの係合によりプランジャの後退を規制する 第一ストッパとを具備することを特徴とするチェーンテ ンショナ。

【請求項2】 レジスタリングが、リング部と、リング 部を拡径させるための操作部を有する請求項1記載のチェーンテンショナ。

【請求項3】 操作部を、ハウジングに設けた切欠き部 20 を介してハウジング外から操作可能とした請求項2記載 のチェーンテンショナ。

【請求項4】 レジスタリングが交差させた部分を有する請求項2または3記載のチェーンテンショナ。

【請求項5】 切欠き部を、係合溝に係合させたレジスタリングを第一ストッパと係合させた際に、レジスタリングが切欠き部の奥部と非接触となるよう形成した請求項3記載のチェーンテンショナ。

【請求項6】 ハウジング内周の第一ストッパよりも前 供給することができず、油圧ダンパ室に空気が進入して方側に、レジスタリングと係合可能の第二ストッパを設 30 ダンピング特性が低下し、異音を発生する場合がある。けた請求項1記載のチェーンテンショナ。 【0005】この種の問題点を解決するため、プランシ

【請求項7】 第二ストッパをハウジングと一体に形成した請求項6記載のチェーンテンショナ。

【請求項8】 ハウジングの第二ストッパの内径をレジスタリングの外径よりも小さくした請求項6または7記載のチェーンテンショナ。

【請求項9】 プランジャの外周でかつ最前列の係合溝 よりも前方に、レジスタリングを介して第二ストッパと 係合するセット壁を形成した請求項6記載のチェーンテ ンショナ。

【請求項10】 プランジャの外周でかつ最後列の係合 満よりも後方に、レジスタリングを介して第二ストッパ と係合する安全壁を形成した請求項6記載のチェーンテ ンショナ。

【請求項11】 プランジャに、中空部に開口するエア 抜き穴を設けた請求項1記載のチェーンテンショナ。

【請求項12】 各係合溝が、後方側をテーバ面とした 形状になっている請求項1記載のチェーンテンショナ。

【請求項13】 各係合溝のテーパ面の後方に円筒面を 設けた請求項12記載のチェーンテンショナ。 【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、チェーンの張力、 例えばカム軸を駆動するチェーンの張力を一定に保つチェーンテンショナに関するものである。

[0002]

【従来の技術】チェーン伝動装置、例えば自動車エンジンにおいてクランクシャフトの回転をカム軸に伝達するチェーン伝動装置においては、一般にチェーンの弛み側にチェーンテンショナを配置してチェーンの張力を一定に保つようにしている。

【0003】上記チェーンテンショナとして、ハウジング内に、スプリングとプランジャとを組込み、スプリングの弾圧力によってプランジャに外方向への突出性を付与したものが従来から知られている。この種のチェーンテンショナでは、スプリングに弾圧されたプランジャでチェーンを押圧して緊張状態にする一方で、チェーンからプランジャに付与される押し込み力をプランジャの背部に形成された油圧ダンパ室内の油圧によって緩衝することにより、チェーンの張力が一定に保持される。

【0004】このチェーンテンショナにおいては、エンジン停止時のカムの停止姿勢によってチェーンが緊張状態に保持されると、プランジャがチェーンにより押し込まれて大きく後退する場合がある。この時、エンジンが再始動されると、チェーンに急激な弛みが生じ、プランジャが外方向に大きく移動することになる。この場合、油圧ダンパ室に油圧を供給する油圧ボンプは始動直後であって吐出量が少ないため、油圧ダンパ室に十分に油を供給することができず、油圧ダンパ室に空気が進入してダンピング特性が低下し、異音を発生する場合がある。【0005】この種の問題点を解決するため、プランジャの戻り運動を制限できるようにしたチェーンテンショナが特公平3-10819号公報、特表平9-512884号公報、米国特許5,931,754号等において提案されている。

[0006]

【発明が解決しようとする課題】特公平3-10819 号公報に記載の発明には、以下の問題点がある。

【0007】 **①**この発明では、ケーシング内周面に係止 溝を設け、この係止溝に係合させたストッパリングを、 緩衝ピストンの外周面に係合させることにより緩衝ピストンの戻り運動を規制しているが、係止溝が円筒状ケー シングの内周面に形成されているため、係止溝を精度良 く形成することが難しく、製作コストが高くなる。

【0008】 ②緩衝ピストンの後方にバネ部材を配置すると共に、その後方にチェックバルブを配置していること、および緩衝ピストンが中実構造であることから、ユニット全体の軸方向寸法が大きくなる。

【0009】**③**ストッパリングは外部から直接触れられ 50 ず、緩衝ピストンの軸方向運動によってのみ拡径される ため、組立時において緩衝ピストンをケーシングに挿入する際に緩衝ピストンがストッパリングによってロックされないようピストン及びケーシングに複雑で高精度な 溝加工が必要となる。

【0010】 **②**組立後の初期セット状態(ピストンを最もケーシングの奥深くに押し込んだ状態:当該公報Fig. 2)を維持するため、溝や組み立てリング等の専用機構および専用工具が必要となり、部品点数や加工工数が増える。

【0011】**⑤**レジスタリングを外部から操作できない 10 ため、ピストンとケーシングとを分離させることが難しく、メンテナンス性等に劣る。

【0012】特表平9-512884号公報記載の発明は、上記特公平3-10819号公報記載の発明と同様の技術思想に基づくものであり、基本的にこれと同様の問題点を有する。初期セット状態を単一のリング部材で実現することにより上記問題点のの解消を図っているが、その分だけ溝形状が複雑化している。

【0013】一方、米国特許5,931,754号で 成しているものの、この係合溝とスプリングとが軸方向 の離れた位置にあるため、さらにはピストンが中実構造 であるため、軸方向の所要スペースが大きい。また、記 載ピストンの戻りを規制する部材として、リング部材の 代わりに2アーム式のU字型クリップを使用している。 このクリップは、組立時においてピストンをハウジング に挿入するより前に、予めハウジング内にセットするこ とができず、ピストンを挿入してからハウジング内周と ピストン外周との間の隙間に挿入せざるを得ない。その ため、ハウジング開口の内径をクリップの外径よりも大 30 きくする必要があり、この場合、当該クリップの脱落を 防止するため、ハウジング開口部に別のリング部材(第 二ストップリング)を装着する必要があり、部品点数が 増える。また、組立後の初期セット状態を維持するため に、専用の部材(ストッパピン等)や溝が必要となり、 部品点数や加工工数の増大を招く。

【0014】本発明は、上述した各従来技術の各問題点を解消し、コンパクトで作動性やメンテナンス性に優れ、取り扱いが容易でしかも低コストに製造できるチェーンテンショナの提供を目的とする。

[0015]

【課題を解決するための手段】上記目的の達成のため、本発明にかかるチェーンテンショナは、有底筒状のハウジングと、ハウジング内にスライド自在に組込まれ、中空部を備えるプランジャと、プランジャの中空部内に挿入され、プランジャに外方向への突出性を付与するリターンスプリングと、中空部外周を含むプランジャの外周に形成された複数の係合溝と、係合溝と係合可能のレジスタリングと、ハウジングの底部に配置され、ハウジング内に作動流体を供給すると共に、その逆流を防止する 50

チェックバルブと、ハウジングの内周に設けられ、係合 溝に係合させたレジスタリングとの係合によりプランジ ャの後退を規制する第一ストッパとを具備する。

【0016】このチェーンテンショナによれば、ベルトの弛み・張りに応じて前後動するプランジャに中空部を設け、この中空部内にスプリングを挿入しているので、この挿入分だけユニット全体の軸方向寸法を縮小でき、従来品よりも軸方向寸法のコンパクト化が図られる。また、複数の係合溝を、中空部外周を含むプランジャの外周に形成し、係合溝の形成領域とリターンスプリングの配置領域とを軸方向で重ね合わせているので、両領域を軸方向に分離した従来品よりも軸方向寸法をコンパクト化することができる。コンパクト化を考えた場合、複数の係合溝の全てが中空部外周に形成されているのが望ましいが、少なくとも一つの係合溝が中空部外周に形成されている限り、一定の効果が得られる。

実現することにより上記問題点のの解消を図っている 【0017】また、上記チェーンテンショナによれば、が、その分だけ溝形状が複雑化している。 係合溝をプランジャの外周面に形成しているので、係合【0013】一方、米国特許5,931,754号で 溝の加工も例えば塑性加工等によって高精度にかつ低コは、クリップと係合する係合溝をピストンの外周面に形 20 ストに行うことができ、精度の良い係合溝が低コストに成しているものの、この係合溝とスプリングとが動方向 得られる。

【0018】レジスタリングに、リング部と、リング部を拡径させるための操作部とを持たせているので、プランジャの軸方向運動によらずレジスタリングを拡径することができ、チェーンテンショナの作動状態(初期セット、戻り運動規制、分解規制等)の切替えがスムーズかつ容易に行えるようになる。この場合、操作部を、ハウジングに設けた切欠き部を介してハウジング外から操作可能とすることにより、作業者が手作業で(あるいは工具を使って)レジスタリングを拡径させることも可能となり、さらなる取扱い性の向上が図られる。

【0019】レジスタリングに交差させた部分を持たせることにより、拡径状態が容易に得られるようになる。 【0020】切欠き部を、係合溝に係合させたレジスタリングを第一ストッパと係合させた際に、レジスタリングが切欠き部の奥部と非接触となるよう形成することにより、プランジャの前後動に伴ってレジスタリングが前後動した際にもハウジングとの衝突による衝撃がレジスタリングに作用することはなく、レジスタリングの変形が助止される。

【0021】ハウジング内周の第一ストッパよりも前方側に、レジスタリングと係合可能の第二ストッパを設けることにより、これをレジスタリングと係合させることで、リターンスプリングのバネ力によるプランジャの飛び出しが防止される。この第二ストッパを別部材ではなく、ハウジングと一体に形成することにより、部品点数の削減を図ることが可能となる。なお、「前方」は、プランジャがハウジングに対して突出する方向を意味する。

) 【0022】ハウジングの第二ストッパの内径はレジス

(4)

タリングの外径よりも小さくすることができ、これによ り、レジスタリングのハウジング外への脱落が第二スト ッパにより防止される。

【0023】プランジャの外周でかつ最前列の係合溝よ りも前方に、レジスタリングを介して第二ストッパと係 合するセット壁を形成することにより、プランジャをハ ウジングの奥深くに収容した状態(初期セット状態)で 保持することができ、輸送時の取扱い性等が向上する。 この初期セット状態は、レジスタリングの内径がセット ることにより、簡単に解除することができる。

【0024】プランジャの外周でかつ最後列の係合溝よ りも後方に、レジスタリングを介して第二ストッパと係 合する安全壁を形成することにより、リターンスプリン グのバネ力により、プランジャがハウジングから脱落す る事態を確実に防止することができる。この場合、レジ スタリングの外径が安全壁外径よりも大きくなるようレ ジスタリングを拡径させれば、プランジャをハウジング から抜き取ることができるので、分解作業が容易とな ランジャがハウジング内に戻る方向を意味する。

【0025】プランジャに、中空部に開口するエア抜き 穴を設けることにより、作動流体中に混入したエアが速 やかに外部に排出されるため、作動流体による緩衝機能 が安定して維持される。

【0026】各係合溝を、後方側をテーパ面とした形状 にすることにより、テーパ面に案内されたレジスタリン グがスムーズに拡径可能となるため、プランジャの前進 運動がスムーズに行われ、作動安定性が高まる。

【0027】各係合溝のテーパ面の後方に円筒面を設け 30 ることにより、この円筒面がハウジング内周面に嵌合す るので、プランジャが前後動する際の振れを抑制し、か つハウジング内周面とプランジャ外周面との間の隙間を 通る作動流体のリーク量を容易に管理可能となる。

[0028]

【発明の実施の形態】以下、本発明の実施形態を図1~ 図10に基づいて説明する。

【0029】図1および図2に示すように、本発明にか かるチェーンテンショナは、ハウジング1と、ハウジン グ1の内周に組込まれたプランジャ3、リターンスプリ 40 ング5、およびチェックバルブ6と、プランジャ3の外 周に嵌合されたレジスタリング7とを主要部材として組 立てられる。なお、以下の説明では、プランジャ3の突 出側を「前」とし(図1(A)、図2、図3、図7~図 9の右側)、プランジャ3の戻り側を「後」としている (同図の左側)。

【0030】ハウジング1は、プランジャ3を収容する ための円孔状のシリンダ部11を備えた有底筒状に形成 される。シリンダ部11を挟む両側にエンジンプロック

(A)参照)。ハウジング1の底部13には、作動流体 としての作動油をタンク14からシリンダ部11に導く ための給油路15が形成される。ハウジング内周面1 a の開口端には、円周方向の一箇所に軸方向の切欠き部1 6が形成され、この切欠き部16を通って、後述するレ ジスタリング7の操作部72がハウジング1の外周側に 突出している。 ハウジング1の内周面1aの開口端近傍 には、切欠き部16の軸方向略中間部を通過する環状の ガイド溝18が形成される。ガイド溝18の軸方向両端 壁外径よりも大きくなるようレジスタリングを拡径させ 10 の対向面に、それぞれレジスタリング7と係合する第一 ストッパ21および第二ストッパ22が形成される。本 実施形態では、後方側の第一ストッパ21を含む壁面 を、前方側が拡径するテーパ状とし、前方側の第二スト ッパ21を含む壁面を、略半径方向に延ばした場合を例 示している。ガイド溝18の軸方向幅は、レジスタリン グアのリング部71の直径よりも大きく、従って、レジ スタリング7のリング部71はガイド溝18内を前後方 向に移動可能である。

【0031】プランジャ3は有底筒状をなし、その後部 り、メンテナンス性が向上する。なお、「後方」は、プ 20 に円筒状の中空部31が一体形成される。この中空部3 1の内周には、圧縮状態のリターンスプリング5が配置 されており、このリターンスプリング5の一端をプラン ジャ3の底部32で、他端をハウジング1の底部13で それぞれ支持することにより、プランジャ3に常時前進 側への弾性力が作用し、ハウジング外方向への突出性が 付与される。プランジャ3よりも後方のシリンダ部11 と中空部31の内部空間とで油圧ダンパ室9が形成さ れ、この油圧ダンパ室9に給油路15から供給された作 動油が満たされる。

> 【0032】プランジャ3の中空部31外周面には、軸 方向に等間隔で離間させた複数の環状係合溝33a~3 3 dが形成される。本実施形態では四つの係合溝33a ~33 dを設けた場合を例示しており、以下の説明では これらを前方側より順に第一係合溝33a~第四係合溝 33dと称する。

> 図3に拡大して示すように、

> 各係合溝 33a~33dのうち、最深部を挟む軸方向両側の壁面 331、332は何れもテーパ状に形成されるが、前方 **側の壁面331(ロック壁)は後方側の壁面332(テ** ーパ面)よりも傾斜角が大きくなっている。ロック壁3 31とテーパ面332とは曲面を介して滑らかに連続し ている。各係合溝33a~33dの最大溝深さは、レジ スタリング7のワイヤ直径の30~50%に設定するの が望ましい。30%未満では、係合溝33a~33dか らレジスタリング7が外れやすく、50%を超えると後 述する初期セット状態の解除が難しくなるからである。 【0033】各係合溝33a~33dの後方には、各テ ーパ面332に隣接してそれぞれ円筒面34が形成され ている。

【0034】上述のように本発明では、リターンスプリ に取付けるための取付け部12が形成されている(図1 50 ング5を中空部31内に収容しているので、その収容分 だけユニットの軸方向長さをコンパクトにすることがで きる。また、複数の係合溝33a~33dを中空部31 の外周に形成し、係合溝33a~33dの形成領域とリ ターンスプリング5の配置領域とを軸方向で重ね合わせ ているので、両領域を軸方向に分離させていた従来に比 べて軸方向寸法をコンパクト化することができる。本実 施形態では係合溝33a~33dの全てを中空部31の 外周面に形成した場合を例示しているが、各係合溝の一 部が中空部31外周に形成され、他の係合溝が中空部3 1以外のプランジャ外周面(例えば底部32の外周面) に形成されていればコンパクト化が達成される。

【0035】図2に示すように、係合溝33a~33d のうち、最後列に位置する第四係合溝33dの後方に は、環状の安全溝35が形成される。この安全溝35の うち、後方側の壁面は、レジスタリング7と係合可能の 安全壁351で、この安全壁351に係合したレジスタ リング7をハウジング内周面1aの第二ストッパ22に 係合させることにより、プランジャ3の飛び出しを規制 することができる(分解規制)。

【0036】係合溝33a~33dのうち、最前列に位 20 置する第一係合溝33aの前方には、環状のセット壁3 6が形成される。このセット壁36は、例えば図3に示 すように、第一係合溝33aの前方に形成された環状突 出部37の前方側の壁面で形成することができる。この セット壁36に係合させたレジスタリング7をハウジン グ内周面1aの第二ストッパ22に係合させることによ り、チェーンテンショナが初期セット状態(図2に示す 状態)に維持される。

【0037】プランジャ3には、油圧ダンパ室9内に混 入したエアをハウジング外に排出するためのエア抜き穴 30 38が形成される。このエア抜き穴38は、中空部31 内周に開口するもので、例えばプランジャ3前端の底部 32に設けられる。図示例のエア抜き穴38は、底部3 2に軸方向の雌ねじ孔を形成し、このねじ孔に軸状部材 39を圧入することによって構成されたもので、この場 合、エア抜き穴38は雌ねじに沿った螺旋状穴となり、 穴径に比べてその全長が著しく長くなるため、作動油の 排出を抑える一方で混入エアをスムーズにハウジング外 に排出することができる。以上のエア抜き穴38の構造 は例示であり、同様の機能を有する限り他の構造を採用 40 することもできる。

【0038】チェックバルブ6は、ハウジング1内の 底、より詳細にはシリンダ部11の底部13に隣接して 配置される。このチェックバルブ6は、例えば弁座61 と、弁座61に形成された弁孔62を開閉する弁体63 (例えばボール)と、弁体63の開閉量を制限するリテ ーナ64とで構成される。このチェックバルブ6は、給 油路15側が油圧ダンパ室9より高圧になると弁孔62 を開放して給油路15から作動油を油圧ダンパ室9内に

なると、弁孔62を閉じて油圧ダンパ室9内の作動油が 給油路15に逆流するのを防止する機能を有する。

【0039】レジスタリング7は、図4(A)~(C) に示すように、全周が閉じた環状のリング部71と、リ ング部71を拡径させるための操作部72とで構成され る。本実施形態では、レジスタリング7として、線材を 丸めてリング部71を形成すると共に、線材の両端を交 差させて操作部72を形成した場合を例示している。こ のレジスタリング7においては、交差部分よりも外径側 10 の両端部を円周方向で互いに接近させることにより、リ ング部71を拡径させることができる。この場合、図示 のように操作部72の線材両端を軸方向に屈曲させてお くことにより、拡径操作がより容易に行える。

【0040】レジスタリング7は、その自然状態(拡径 させていない状態)において、リング部71の内径がハ ウジング内周面1aの開口端内径(第二ストッパ22の 内径)よりも小さく、かつリング部71の外径が当該開 口端内径より大きくなるよう形成される。ハウジング1 には切欠き部16が形成されているので、このようにい ウジング内周の内径よりも大きな外径を持つレジスタリ ングフであっても、レジスタリングフを傾けることによ って容易にハウジング1内に組込むことができる(後述 する)。この場合、レジスタリング7の抜けを防止する ための要素(本実施形態では第二ストッパ22)をハウ ジング1と一体化することができ、別部材で抜け止めを 行っていた従来品に比べて部品点数や加工工数の削減が 達成される。

【0041】以上説明したチェーンテンショナの組み立 ては、以下の手順で行われる。

【0042】先ず、図6(A)に示すように、ハウジン グ1のシリンダ部11底にチェックバルブ6を設置した 後、レジスタリング7の組付けを行う。具体的には、先 ず図5に示すように、リング部71をハウジング1の軸 線に対して斜めに傾けながら操作部72を切欠き部16 に挿入し、リング部71の一部をガイド溝18に挿入す る。次に、リング部71をハウジング1の軸線と同軸に 戻し、リング部71の全周をガイド溝18に挿入する。 【0043】このようにしてレジスタリングフを組付け た後、図6 (B) に示すように、シリンダ部 1 1 にリタ ーンスプリング5を挿入し、さらにハウジング1外に突 出した操作部72をつまんで(人手でも工具でもよい) リング部71を拡径させながらプランジャ3をシリンダ 部11に挿入する。リーターンスプリング5の弾性力に 抗しながら、プランジャ3を押し込み、セット壁36が レジスタリング7のリング部71よりも後方に達したと ころで、操作部72を離してレジスタリング7を弾性的 に縮径させ、かつプランジャ3の押し込み力を解除する と、セット壁36がレジスタリング7のリング部71と 係合し、さらに当該リング部71がハウジング内周の第 流入させ、油圧ダンパ室9が給油路15側よりも高圧に 50 二ストッパ22に係合して、図2に示す初期セット状態

となる。この初期セット状態では、セット壁36、レジスタリング7、および第二ストッパ22間の相互の係合により、リターンスプリング5の弾性力によるプランジャ3の飛び出しが確実に規制されるため、輸送時等における安全性が高まる。

【0044】この初期セット状態のチェーンテンショナをエンジンブロックに取付けた後、レジスタリング 7の操作部72を押し縮めてレジスタリング 7のリング部71を拡径させると、セット壁36とレジスタリング 7の係合状態が解除される。そのため、プランジャ3はリタ 10ーンスプリング 5の弾性力によって前進し、図示しないチェーンガイドを介してチェーンを押圧する。これにより、チェーンが緊張状態となる。

【0045】この時、図7に示すように、レジスタリン グアのリング部71は、何れかの係合溝33a~33d (図面では第二係合溝33b)に嵌合する。その後、エ ンジンの運転中にチェーンの緊張によりプランジャ3に 後方への押し込み力が作用し、この押し込み力がリター ンスプリング5の弾性力と油圧ダンパ室9内の供給油圧 との合力を超えると、その合力と押し込み力とが釣り合 20 ことができる。 う位置までプランジャ3およびレジスタリング7が後退 する。この後退動作は、油圧ダンパ室9に満たされた作 動油の緩衝機能により、ゆっくり行われる。プランジャ 3の後退中、レジスタリング7は、図7の状態から先ず テーパ面332上を滑りながら縮径し、係合溝33bの ロック壁331と係合したところで、ロック壁331と 係合したままプランジャ3と一体に後退する。 プランジ ャ3の後退に伴い、油圧ダンパ室9内の過剰な作動油は ハウジング内周面1aとプランジャ3の外周面との間の 微小な隙間を通ってハウジング外にリークする。

【0046】一方、チェーンに弛みが生じると、リターンスプリング5と供給油圧との押圧によりプランジャ3が前進する。プランジャ3の前進に伴い、レジスタリング7がプランジャ3と一体に前進し、リング部71が第二ストッパ22と当接した後は、レジスタリング7はテーバ面332上を滑りながら拡径する。チェーンに経時的な伸びがあって、さらにプランジャ3が前進する場合は、レジスタリング7のリング部71は、その後方の係合溝(図面では第三係合溝33c)に嵌合し、以後、同様の動作がなされる。

【0047】エンジンを停止すると、カムの停止位置との関係でプランジャ3が押し込まれる場合がある。例えば上りの坂道において、チェンジレバーを前進ギヤに入れた状態、あるいは下り坂でバックギヤに入れたまま停止すると、チェーンが緊張するため、プランジャ3が大きく押し込まれる。この場合でも、レジスタリング7のリング部71外径が第一ストッパ21の内径よりも小さいため、図8に示すように、係合溝(例えば第二係合溝33b)のロック壁331に係合したレジスタリング7(リング部71)が第一ストッパ21と係合し、これに

よりプランジャ3のそれ以上の後退運動が規制される (戻り運動規制)。この場合、チェーンはプランジャ3 の後退量に相当する分だけ弛みむにすぎず、従って、エ ンジンを再始動させてもチェーンに大幅な弛みが生じる ことはなく、始動直後のチェーンのバタツキが早期に収

10

ことはなく、始動直後のチェーンのバタツキが早期に収 束され、スプロケットからチェーンが外れたり、あるい は歯飛びや異音が発生する等の事態が回避される。

【0048】エンジン回りのメンテナンス等によりチェーンを取り外すと、リターンスプリング5の弾性力により、プランジャ3が飛び出そうとするが、その場合でも図9に示すようにレジスタリング7のリング部71が安全溝35に嵌合し、安全壁351に係合したリング部71が第二ストッパ22と係合してプランジャ3の抜けを規制するため(分解規制)、プランジャ3やリターンスプリング5等の部品がハウジング1から脱落する事態が確実に防止される。プランジャ3をハウジング1から分離させたい場合も、レジスタリング7の操作部72をつまんでリング部71を拡径させ、リング部71と安全壁351との係合を解消させれば、これを簡単に実現することができる。

【0049】上述のように、レジスタリング7はプランジャ3の前後動に追従して前後に移動するが、後退したレジスタリング7の操作部72が切欠き部の奥部の壁面16a(図3参照)に衝突すると、その衝撃でレジスタリング7の変形を招くおそれがある。従って、後退したレジスタリング7の操作部72が当該壁面16aと非接触となるような対策が望まれる。これは例えば、図3に示すように、切欠き部16の軸方向長さDを、距離X

(係合溝のロック壁331がレジスタリング7を介して30 第一ストッパ21と係合した時点の、ハウジング1の開口端から切欠き部16内のレジスタリング7の後端までの距離)よりも大きくなるよう設定することによって実現することができる(D>X)。

【0050】本発明にかかるチェーンテンショナによれば、レジスタリング7のみで初期セット状態、戻り運動規制、および分解規制を行うことができ、従来品のように複数のリング部材やクリップを用いてこれらの機能を実現する場合に比べ、部品点数や製作コストを大幅に削減することができる。また、プランジャ3の溝構造も簡40略化されており、しかも各溝が加工の容易なプランジャ3外周面に形成されているので、加工コストをさらに抑制することができる。また、簡単な操作でプランジャ3をハウジング1から抜き取ることができ、メンテナンス性も良好である。

【0051】本発明にかかるチェーンテンショナの基本 的構造・機能は以上の通りである。以下では、上記チェ ーンテンショナの細部構造を説明する。

いため、図8に示すように、係合溝(例えば第二係合溝 【0052】上述のようにレジスタリング7は、プラン 33b)のロック壁331に係合したレジスタリング7 ジャ3の前後動と連動して前後動を行い、この際にリン (リング部71)が第一ストッパ21と係合し、これに 50 グ部71が係合溝のテーパ面332上を摺動する場合が ある。この時、テーパ面332のテーパ角 θ (図3参 照) が大きいと、プランジャ3がレジスタリング7から 受ける弾性力が増大し、この弾性力がスライド抵抗とし て作用するためにプランジャ3のスムーズな前後動(特 に前進)が阻害される。また、スライド抵抗の増大は、 レジスタリング7の耐久性にも悪影響を及ぼす。スライ ド抵抗の増大に対しては、リターンスプリング5の弾性 力を高めることによっても対処できるが、コストや設計 上の都合等からこれにも限度がある。以上から、レジス タリング7がスムーズに拡径できるよう、テーパ面33 10 2のテーパ角 θ はできるだけ小さくするのが望ましい。 $\{0053\}$ 一方、テーパ角 θ が小さすぎると、 \mathbf{Q} 係合 溝33a~33dを転造等により塑性加工する場合に肉 の充足が不充分となりやすく、加工精度が低下するおそ れがある、

②係合溝33a~33dの軸方向長さが長く なるため、エンジン停止時のプランジャ3の後退ストロ ークが大きくなって再始動時の異音発生の原因となる、 等のデメリットを生じる。

【0054】以上の観点からテーパ面332のテーパ角 **θの最適範囲を見出すべく、実験を行ったところ、図1 20** Oに示す結果が得られた。実験では、テーパ角度*θ*の異 なるテーパ面のそれぞれについて塑性加工性、後退スト ローク量、スライド抵抗(レジスタリングの耐久性)を ◎、○、△、×でそれぞれ評価している(◎が最も良好 である)。図10の実験結果から、テーパ面332のテ ーパ角度 θ は、8°以上で20°以下がよく、より好ま しくは10°以上で15°以下がよい。

【0055】ロック壁331の傾斜角φ(図3参照) は、第一ストッパ21との間でレジスタリング7を確実 に拘束できるよう、第一ストッパ21と平行に近い角度 30 とするのが望ましく、例えばゅ=60°に設定される。 【0056】プランジャ3のスライド抵抗を左右する要 因として、テーパ面332の面粗さも考えられるので、 スライド抵抗軽減のためにもテーパ面332はできるだ け平滑にするのが望ましい。具体的には、面粗さRmax (JISB0601)が6.3µm以下、より好ましく は3. 2μm (Ra=0.8) 以下とするのが望まし 11

【0057】プランジャ3は鋼材料の鍛造により、中空 部31を含む形で成形される。鍛造後にプランジャ3外 40 機械構造用炭素鋼: 周面の各種溝(係合溝33a~33dや安全溝35等) のうち、少なくとも係合溝33a~33dが塑性加工、 例えば転造加工により形成される(もちろん安全溝35 等の他の溝を同様の加工法で加工してもよい)。上述の ようにエンジン運転中は、レジスタリング7が何れかの 係合溝に嵌合してテーパ面332上を摺動するため、摺 動抵抗や摺動摩耗を軽減すべく係合溝33a~33dの 面粗さは精密に仕上げる必要がある。円筒状ハウジング の内周面に係合溝を形成する従来品では、係合溝の仕上 げを研磨加工により行っているが、この場合の研磨は内 50 SCM415 (炭素量0.13~0.18%)

周面を加工する関係上、プランジカット(砥石を軸方向 に動かさないで半径方向にのみ押しつける)で行われる 場合が多い。この種の研磨加工は、センタレス研削のよ うに自動化することはできないため、加工コストが高 く、また加工後の面粗さにも限界があった。

【0058】これに対し、本発明では、上述のようにプ ランジャ3の外周面に係合溝33a~33dを形成して いるので、転造による溝加工が可能となる。転造であれ ばRaax≦3.2(μm)の面粗さに仕上げることも可 能で、研削より精密な面粗さを保証することができ、し かも自動化が可能であるから低コストに高精度の溝加工 が可能となる。

【0059】この転造時には、転造箇所が剛性の低い中 空構造となる点が問題となるが、係合溝33a~33d の溝深さを制限し、かつ転造時に中空部31に芯金等の 治具を挿入しておくことにより、被転造部分の変形を防 止しつつ高精度の溝加工を行うことができる。

【0060】転造による溝加工の終了したプランジャ素 材には、浸炭焼入れ等の熱処理を施した後、センタレス 研削が施される。このセンタレス研削は、プランジャ3 の中空部31外周面や円筒面34を仕上げるもので、作 動油のリーク量やプランジャ3のスライド抵抗を左右す る、ハウジング内周面1aとのハメアイ面を所定の精度 に仕上げるために行われる。センタレス研削の採用によ り、通常の研削加工と比べて加工コストの増大が最小限 に抑えられる。

【0061】以下に上記各テンショナ構成部材として好 ましい素材を列挙しておく。

【0062】 のハウジング

通常、ハウジング1は鋳造により成形される。素材とし てはFC250等の鋳鉄の他、アルミニウム合金等の軽 合金を使用することもできる。

【0063】 ②プランジャ

プランジャ3の鋼材料としては、機械構造用炭素鋼、ク ロム鋼、クロムモリブデン鋼、機械構造用マンガン鋼な どが考えられるが、これらの中でも加工性や熱処理時の 焼入れ性、コスト等を考えると炭素量0.25%以下の ものを使用するのが望ましい。これに該当するものとし て、

S10C(炭素量0.08~0.13%)、

S12C(炭素量0.10~0.15%)、

S15C(炭素量0.13~0.18%)、

S17C(炭素量0.15~0.20%)、

S20C(炭素量0.18~0.23%)があり、

クロム鋼:

クロムモリブデン鋼:

SCr415(炭素量0.13~0.18%)、 SCr420 (炭素量0.18~0.23%)があり、

14

13

SCM418 (炭素量0.16~0.21%)

SCM420(炭素量0.18~0.23%)

SCM421 (炭素量0.17~0.23%) があり、機械構造用マンガン鋼: SMn420 (炭素量0.17~0.23%) がある。これらの中でも鍛造加工性に優れるSCr420やSCM415が最も好ましい。

【0064】3チェックバルブ

チェックバルブ構成部材(弁座61、弁体63、リテーナ64)の素材としては、プランジャ3と同様の鋼材料を使用するのが望ましい。

【0065】 ②レジスタリング

レジスタリング7は、加工性やコストを考えると、SWP-A、SWP-B, SWP-V等のピアノ線を使用するのが望ましい。この他、動作環境の高温化(120℃以上)が予想される場合は、SWOSC-V等の弁ばね用シリコンクロム鋼線を使用することも考えられる。

[0066]

【発明の効果】以上のように、本発明によれば、コンパクトで作動性やメンテナンス性に優れ、取り扱いが容易でしかも低コストなチェーンテンショナが提供される。 【図面の簡単な説明】

【図1】(A)図は本発明にかかるチェーンテンショナ の平面図、(B)図はその側面図である。

【図2】図1(A)のA-A線断面図である。

【図3】上記チェーンテンショナの拡大断面図である。

【図4】(A)図はレジスタリングの平面図、(B)図はその正面図、(C)図はその側面図である。

【図5】レジスタリングの挿入工程におけるハウジング

の平面図である。

【図6】(A)図はプランジャ挿入前の断面図、(B)図はプランジャ挿入後の断面図である。

【図7】チェーンテンショナの作動時を示す断面図である.

【図8】チェーンテンショナの戻り運動規制時を示す断面図である。

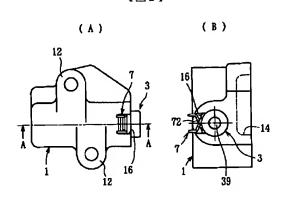
【図9】チェーンテンショナの分解規制時を示す断面図 である。

10 【図10】実験結果を示す図である。

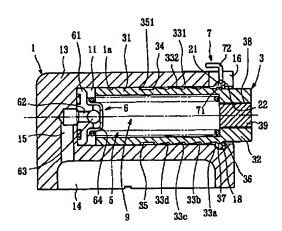
【符号の説明】

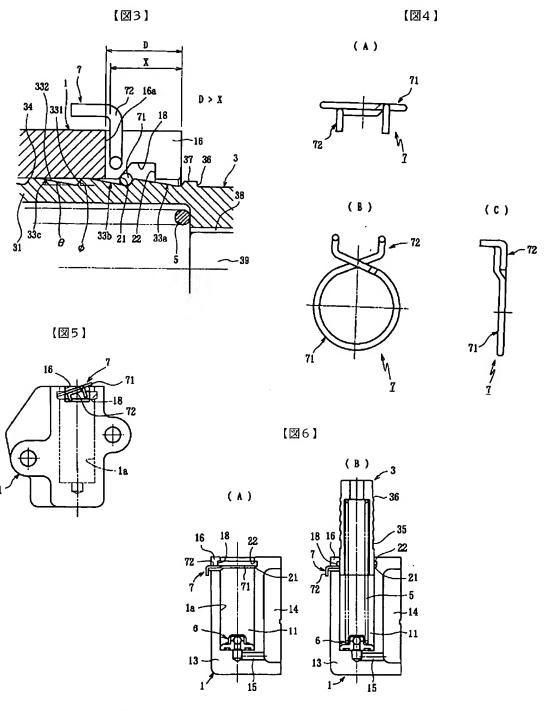
- 1 ハウジング
- 3 プランジャ
- 5 リターンスプリング
- 6 チェックバルブ
- 7 レジスタリング
- 16 切欠き部
- 21 第一ストッパ
- 22 第二ストッパ
- 0 31 中空部
- 33a~d 係合溝
 - 3.4 円筒面
 - 36 セット壁
 - 38 エア抜き穴
 - 332 テーパ面
 - 351 安全壁
 - 71 リング部
 - 72 操作部

【図1】



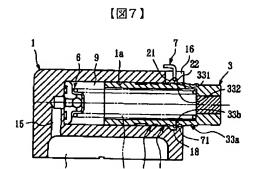
【図2】

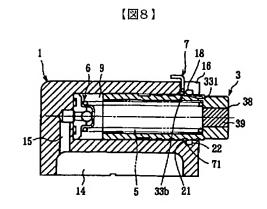


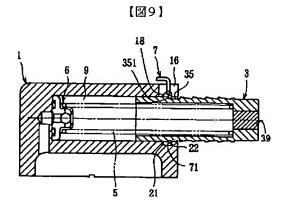


【図10】

テーパ角度 θ(°)	6	8	10	15	20	22
要性加工性	×	Δ	0	0	0	0
ストローク量	×	Δ	0	0	0	9
スライト*抵抗 (レジスタリング耐久性)	0	0	0	0	Δ	×







This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

. 8
☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
☐ FADED TEXT OR DRAWING
☐ BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
GRAY SCALE DOCUMENTS
☐ LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
OTHER.

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.